

BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND



Prioritätsbescheinigung über die Einreichung einer Patentanmeldung

Aktenzeichen: 102 35 079.5

Anmeldetag: 31. Juli 2002

Anmelder/Inhaber: Carl Freudenberg KG, Weinheim/DE

Bezeichnung: Manschettendichtung

IPC: F 16 J 15/32

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

München, den 15. Juli 2003
Deutsches Patent- und Markenamt
Der Präsident
Im Auftrag

A handwritten signature in black ink, appearing to be a stylized form of the name "Agurks".

Agurks

31.07.2002

Da/ha

Anmelderin: Firma Carl Freudenberg KG, 69469 Weinheim, DE

5

Manschettendichtung

Beschreibung

10

Technisches Gebiet

Die Erfindung befasst sich mit einer Manschettendichtung zur Abdichtung des Spalts zwischen einem Gehäuse und einer Wellendurchführung mit einem Stützkörper und daran angebrachten statischen und dynamischen 15 Dichtungselementen, wobei die Dichtungselemente aus unterschiedlichen Werkstoffen bestehen und wobei der Stützkörper einen radial auf die Welle gerichteten Ringteil und einen axial zur Welle verlaufenden Zylinderteil hat.

Stand der Technik

20

Durch die DE 198 36 986 A1 ist eine Manschettendichtung bekannt worden, die einen Stützkörper hat, an dem die statische Dichtung angebracht ist. Der Stützkörper hat einen radial auf die Welle gerichteten Ringteil und einen axial zur Welle verlaufenden Zylinderteil. Die statische Dichtung geht 25 materialeinheitlich in eine Vorschaltdichtung über, welche dynamisch an der Welle anliegt. Auf der axialen Innenseite der statischen Dichtung ist ein Dichtkörper aus PTFE angebracht, welcher die dynamische Dichtung für den abzudichtenden Raum darstellt und die in Richtung des abzudichtenden Raums vorgewölbt ist.

30

Eine andere Ausbildung einer vergleichbaren Dichtung ist in der DE 197 40 822 A1 gezeigt. Auch hier wird ein Stützring etwa vergleichbarer Baureihe benutzt, an dem eine statische und eine dynamische Dichtung befestigt sind. Diese Dichtungsmaterialien können aus ein und demselben

5 Material bestehen; es ist aber auch möglich, sie aus unterschiedlichen Werkstoffen zu fertigen.

Darstellung der Erfindung

10 Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, die bekannten Dichtungen so weiter zu bilden, dass eine gesteigerte Gebrauchs dauer bei verringerten Herstellungskosten möglich ist. Dabei sollen gleichzeitig die Gebrauchseigenschaften verbessert werden. Schließlich soll die neue Dichtung kostengünstig herzustellen sein.

15

Ausgehend von dem oben geschilderten Stand der Technik wird die Lösung der gestellten Aufgabe erfindungsgemäß dadurch erreicht, dass das dynamische Dichtungselement an dem radialen Ringteil des Stützkörpers befestigt ist und an der Befestigungsstelle beidseitig den Ringteil umfasst und dass das

20 statische Dichtungselement mit radialem Abstand vom dynamischen Dichtungselement an dem axialen Zylinderteil des Stützkörpers angeordnet ist.

Die Dicke des dynamischen Dichtelements an der Befestigungsstelle kann beidseitig gleich oder verschieden sein. Hierbei wird lediglich ein Teil des radialen Ringteils, nämlich der innenliegende Rand des Ringteils, von der

25 dynamischen Dichtung als Anschlussstelle benutzt. Das statische Dichtungselement dagegen beschränkt sich auf eine Verbindung die im Wesentlichen den axialen Zylinderteil des Stützkörpers erfasst. Zwischen dem statischen und dem dynamischen Dichtungselement wird ein radialer Abstand eingehalten, welcher es zulässt, dass beim Herstellungsverfahren beide

30 Dichtungselemente aus sehr unterschiedlichen Materialien hergestellt werden

können, wobei die Vulkanisation des elastomeren Materials am Stützkörper für beide Dichtungselemente gleichzeitig durchgeführt werden kann.

Der Stützkörper wird aus einem zähharten Werkstoff, vorzugsweise aus Metall,

5 hergestellt.

Für den radialen Abstand des statischen Dichtungselements vom dynamischen Dichtungselement wird soviel Platz gewählt, wie aus fertigungstechnischen Gründen notwendig ist. Er beträgt mindestens 0,5 mm, um entsprechende

10 Distanzbleche an den vorgegebenen Stellen einsetzen zu können. Die Distanzbleche sind sich gegenüberliegende ringförmige Distanzvorsprünge im Formgebungswerkzeug. Gleichzeitig hat dieses Vorgehen den Vorteil, dass der Stützkörper während einer Vulkanisation in einer definierten Lage gehalten werden kann. Dabei kann die Vulkanisation unter Einsatz von Haftvermittlern

15 durchgeführt werden. Der jeweils eingesetzte Haftvermittler legt die beiden unterschiedlichen Materialien am Stützkörper fest.

Als dynamische Dichtungselemente werden bevorzugt Ausbildungen und Materialien verwendet, die es ermöglichen, dass die Manschettenform des

20 Dichtungselements erst während des Aufschiebens der Dichtung auf die Welle eintritt. Vor dem Aufschieben auf die Welle ist das dynamische Dichtelement eine Ringscheibe mit vorzugsweise konstanter Dicke. Dabei ist es günstig, wenn das dynamische Dichtungselement zumindest im Bereich der die Welle einfassenden Manschette auf ihrer der Welle zugewandten Fläche mit

25 Ausnahmungen zur Rückförderung des abzudichtenden Mediums versehen ist. Der Rand des dynamischen Dichtungselements wird dabei mit einer Absperrung versehen, so dass das abzudichtende Medium bei Stillstand der Welle nicht nach außen fließen kann.

30 Das dynamische Dichtungselement kann darüber hinaus auf seiner der Welle abgewandten Fläche mit konzentrischen oder schraubenförmigen

Ausnehmungen versehen sein, welche eine leichtere Auswölbung der Manschette während der Montage ermöglichen. Diese Ausnehmungen sind bevorzugt an die Ausnehmungen auf der gegenüberliegenden Innenseite angepasst. Die Ausnehmungen auf beiden Seiten können ein- oder mehrgängig

5 sein.

Um die Einsetzbarkeit des statischen Dichtungselements in die Gehäuseöffnung aus beiden Richtungen zu ermöglichen, hat das Dichtungselement auf seiner Außenseite eine Stirn- und/oder Bodenfase. Die

10 Außenseite des statischen Dichtungselements ist bevorzugt gewellt ausgeführt, um dadurch eine gute Haftung an der Innenwand der Gehäuseöffnung zu ermöglichen. Durch die Gestaltung der Wellen wird die Einpresskraft in die Gehäuseöffnung und die Auspresskraft aus der Gehäuseöffnung gesteuert.

15 In weiterer Ausgestaltung der Erfindung kann die Welle mit einem Multipolrad versehen sein, das mit einem am Gehäuse angebrachten Sensor zusammenwirkt, um beispielsweise Drehzahlmessungen und auch andere Messdaten zu übertragen.

20 Durch die Erfindung wird ein Qualitätsvorteil und ein Kostenvorteil erreicht. Der Qualitätsvorteil liegt darin, dass jeder der beiden Werkstoffe auf seine Anforderungen im Betrieb optimiert werden kann. Der Kostenvorteil ist dadurch gegeben, dass der teurere Werkstoff (meistens an der dynamischen Dichtstelle) nur dort eingesetzt werden muss, wo man ihn unbedingt braucht.

25

Der Werkstoff für das dynamische Dichtelement ist auf die Abdichtung des drehenden Maschinenteils optimiert. An die Temperaturbeständigkeit sind besonders hohe Anforderungen zu stellen, da zur Erwärmung durch das Ölbad die Reibungswärme hinzu kommt. Dies hat einen extrem hohen Einkaufspreis

30 zur Folge. In diesen Werkstoff können auch stark reibungsvermindernde Stoffe eingearbeitet sein, zum Beispiel Wachse / Paraffine. Solche Stoffe dürfen nicht

im Werkstoff für das statische Dichtelement vorhanden sein, da der Festsitz verloren ginge und der Dichtring in seiner Bohrung wandern würde. Bewährt hat sich zum Beispiel ein Fluorkautschuk (FPM).

5 Der Werkstoff für das statische Dichtelement ist auf die Abdichtung des stehenden Maschinenteils optimiert. Da hier keine Reibungswärme hinzukommt, sind die Anforderungen an die Temperaturbeständigkeit weniger hoch. Es kann somit ein vergleichsweise kostengünstiger Werkstoff zum Einsatz kommen. Der Werkstoff ist auf guten Festsitz und geringen

10 Druckverformungsrest entwickelt. Eine Oberflächenbeschichtung für Trockenmontage ist möglich. Bewährt hat sich zum Beispiel ein Acrylatkautschuk (ACM). Die Dichtelemente bestehen vorzugsweise aus einem Polymer zum Beispiel aus einem Elastomer oder einem vernetzbaren Thermoplast. Alternative Werkstoffe für die Manschette des Dichtringes sind

15 auch ein Thermoplast oder Duroplast. Beispielsweise können auch PPS (Polyphenylensulfid), PA (Polyamid), spritzbare Copolymerisate wie FEP (Perfluorethylenpropylen) oder PFA (Perfluoralkoxy Copolymer) oder ein thermoplastisches Elastomer zur Anwendung gelangen. Schließlich ist es vorteilhaft, wenn der Werkstoff des statischen Dichtbereiches und der des

20 dynamischen Dichtbereiches unterschiedlich eingefärbt ist.

Kurzbeschreibung der Zeichnungen

In der beiliegenden Zeichnung sind mehrere Ausführungsbeispiele des

25 Erfindungsgedankens wiedergegeben.

Es zeigt:

Fig. 1: eine Manschettendichtung im Längsschnitt mit einem rechtwinklig ausgeführten Stützkörper mit einer dynamischen und einer statischen Dichtung;

30 Fig. 2: eine Manschettendichtung mit einem T-förmigen Stützkörper;

Fig. 3: eine Manschettendichtung mit einem L-förmigen Stützkörper, dessen zylindrischer Abschnitt doppelt ausgeführt ist;

Fig. 4: eine Manschettendichtung mit einem Z-förmigen Stützkörper;

Fig. 5: eine Manschettendichtung mit einem hakenförmigen Stützkörper;

5 Fig. 6 bis 9: Manschettendichtungen mit Stützkörpern, deren axiale Zylinderteile aus zwei Abschnitten bestehen, die unterschiedlichen Durchmesser haben und

Fig. 10 und

Fig. 11: zwei Manschettendichtungen, die mit Multipolräder und Sensoren

10 ausgestattet sind.

Ausführung der Erfindung

In der Fig. 1 ist eine Manschettendichtung 30 im Längsschnitt gezeigt, welche in den Spalt zwischen dem Gehäuse 4 und der Welle 3 eingesetzt ist. Die Manschettendichtung 30 besteht aus dem Stützkörper 5 und den daran angebrachten Dichtungselementen, nämlich dem statischen Dichtungselement 6 und dem dynamischen Dichtungselement 7. Beide Dichtungselemente 6 und 7 sind aus unterschiedlichen Werkstoffen hergestellt. Das dynamische Dichtungselement 7 ist an dem radial auf die Welle 3 gerichteten Ringteil 31 des Stützkörpers 5 befestigt. An der Befestigungsstelle 32 umfasst das Dichtungselement 7 den Ringteil 31 beidseitig, d.h. sowohl von der Innenseite als auch von der Außenseite her. Die Innenseite ist zu dem abzudichtenden Raum 1 gerichtet, während die Außenseite zur Umgebung 2 weist. Dabei wurde selbstverständlich auch die radial innenliegende Fläche des Ringteils 31 umfasst. Das dynamische Dichtungselement 7 ist zum abzudichtenden Raum 1 vorgewölbt. In Richtung auf die Umgebung 2 ist das dynamische Dichtungselement 7 zusätzlich mit der Schutzlippe 13 versehen, welche in erster Linie zur Schmutzabweisung dient.

30

Das statische Dichtungselement ist an dem axialen Zylinderteil 33 des Stützkörpers 5 angebracht. In der gezeigten Ausführungsform umfasst es

beidseitig den gesamten axialen Zylinderteil 33. Das statische Dichtungselement 6 hat auf seiner Außenseite 34 die Stirnphase 14 und die Bodenphase 15. Beide Fasen 14 und 15 erleichtern das Einschieben der Manschettendichtung 30 in die vorhandene Bohrung in dem Gehäuse 4, die 5 ihrerseits auch mit einer Fase 35 versehen ist.

Zwischen dem statischen Dichtungselement 6 und dem dynamischen Dichtungselement 7 ist der radiale Abstand 8 vorhanden, der sowohl zum Raum 1 als auch zur Umgebung 2 gegeben ist. Er besteht optisch aus zwei am 10 radialen Ringteil 31 umlaufenden und sich gegenüberliegenden Ringnuten 36 und 37.

Bei dem in der Fig. 2 gezeigten Ausführungsbeispiel ist der prinzipielle Aufbau der Manschettendichtung 30, wie er in der Fig. 1 gezeigt wurde, beibehalten. 15 Mit der Abweichung, dass das dynamische Dichtungselement 7 keine Schutzlippe hat und in diesem Fall in die Umgebung 2 vorgewölbt ist. Der Stützkörper 5 ist im Schnitt gesehen, T-förmig, ausgebildet. Hierfür ist das für den Stützkörper 5 verwendete Blech entsprechend gefaltet. Die die Welle 3 einfassende Manschette ist auf ihrer der Welle 3 zugewandten Fläche 40 mit 20 Ausnehmungen zur Rückförderung des abzudichtenden Mediums versehen. Der Manschettenrand 41 ist mit einer Absperrung versehen, die verhindert, dass flüssiges Medium aus dem Raum 1 nach außen dringen kann.

Die Fig. 3 zeigt eine Ausführungsform bei der der Stützkörper 5 L-förmig im 25 Schnitt gesehen ausgebildet ist, jedoch einen verstärkten axialen Zylinderteil 33 hat. Dieser wird durch eine Doppelfaltung des Stützkörpers 5 an dieser Stelle erreicht. Das dynamische Dichtungselement 7 ist zum Innenraum 1 hin vorgewölbt und in seinem Manschettenbereich sowohl auf der der Welle 3 zugewandten Fläche 40 als auch auf der der Welle 3 abgewandten Fläche 42 30 mit Ausnehmungen versehen. Die doppelseitige Anbringung der

Ausnehmungen ergibt eine verbesserte Biegemöglichkeit für das dynamische Dichtungselement 7 insbesondere bei härteren Materialien.

Die Fig. 4 zeigt ein Beispiel, bei dem der Stützkörper 5 im Schnitt gesehen Z-förmig ausgebildet ist. Das statische Dichtungselement 6 ist dabei nur auf der dem Gehäuse 4 zugewandten Seite des Stützkörpers 5 vorgesehen. Der radial außenliegende Flansch 38 des Stützkörpers 5 dient als axialer Anschlag beim Einbau der Dichtung 30 zwischen Gehäuse 4 und Welle 3. Dabei wird die Dichtung 30 von der Umgebung 2 her in den Spalt zwischen Gehäuse 4 und Welle 3 eingeschoben. Das dynamische Dichtungselement 7 ist in diesem Fall zur Umgebung 2 hin vorgewölbt. Die Ausbildung des statischen Dichtungselements 6 und des dynamischen Dichtungselements 7 entspricht ansonsten im Wesentlichen den Elementen aus der Fig. 2.

Bei der in der Fig. 5 gezeigten Ausführungsform handelt es sich um eine Manschettendichtung, die für Einbauräume mit großer radialer Erstreckung vorgesehen ist. Der Stützkörper 5 hat im Schnitt gesehen die Form eines Hakens und das statische Dichtungselement 6 ist lediglich an dem nach außen vorstehenden axialen Zylinderteil 33 angebracht. Bei dieser Ausführungsform kann ein erheblich größerer Abstand zwischen dem statischen Dichtungselement 6 und dem dynamischen Dichtungselement 7 eingehalten werden. Dabei ist es günstig, wenn das dynamische Dichtungselement 7 zu seinem freien Ende 42 eine zunehmende Dicke hat.

In den Fig. 6 bis 9 sind mehrere Ausbildungsformen von Manschettendichtungen gezeigt, die unterschiedliche Stützkörper 5 mit unterschiedlich daran angebrachten statischen Dichtungselementen 6 und dynamischen Dichtungselementen 7 haben. Die Stützkörper 5 haben hier auf dem axialen Zylinderteil 33 zwei unterschiedliche Abschnitte 44 und 45. Dabei haben die Abschnitte einen geringeren Durchmesser als die Abschnitte 45. Eine solche Ausbildung ist günstig, wenn neben der guten statischen Dichtung 6 in

der Gehäusebohrung auch noch ein sehr fester Sitz des Stützkörpers 5 in der Gehäusebohrung erreicht werden soll, indem der Stützkörper 5, d.h. sein Abschnitt 45 mit der Außenfläche direkt in der Gehäusebohrung am Gehäuse 4 anliegt.

5

In den Ausführungsbeispielen der Figuren 10 und 11 sind die Manschettendichtungen 30 durch Messeinrichtungen ergänzt, die im Wesentlichen aus einem an der Welle 3 befestigten Multipolrad 11 bzw. Geberrad 12 und einem diesen gegenüberliegenden Sensor 10 bestehen.

10 Hiermit können Drehzahlen, Drehungenauigkeiten und dergl. gemessen und erfasst werden.

Patentansprüche

1. Manschettendichtung zur Abdichtung des Spalts zwischen einem Gehäuse und einer Welle mit einem Stützkörper und daran angebrachten statischen und dynamischen Dichtungselementen, wobei die Dichtungselemente aus unterschiedlichen Werkstoffen bestehen und wobei der Stützkörper einen radial auf die Welle gerichteten Ringteil und einen axial zur Welle verlaufenden Zylinderteil hat, dadurch gekennzeichnet, dass das dynamische Dichtungselement (7) an dem radialen Ringteil (31) des Stützkörpers befestigt ist und an der Befestigungsstelle (32) beidseitig den Ringteil (31) umfasst und dass das statische Dichtungselement (6) mit radialem Abstand (8) zum dynamischen Dichtungselement (7) an dem axialen Zylinderteil (33) des Stützkörpers (5) angeordnet ist.
2. Manschettendichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass der Stützkörper (5) aus einem zähharten Werkstoff, vorzugsweise aus Metall, besteht.
3. Manschettendichtung nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, dass der radiale Abstand des statischen Dichtungselements (6) von dem dynamischen Dichtungselement (7) mindestens 0,5 mm beträgt.
4. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, dass die Dichtungselemente (6, 7) mit dem Stützkörper (5) durch Vulkanisation unter Einsatz eines Haftvermittlers verbunden sind.

5. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, dass das dynamische Dichtungselement (7) während des Aufschiebens der Dichtung auf die Welle (3) seine Manschettenform erhält.

5 6. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass das dynamische Dichtungselement (7) zumindest im Bereich der die Welle (3) einfassenden Manschette auf ihrer der Welle (3) zugewandten Fläche (40) mit Ausnehmungen zur Rückförderung des abzudichtenden Mediums versehen ist.

10

7. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, dass der Manschettenrand (41) des dynamischen Dichtungselements (7) eine Absperrung hat.

15 8. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass das dynamische Dichtungselement (7) auf seiner der Welle (3) abgewandten Fläche (42) mit konzentrischen oder schraubenförmigen Ausnehmungen versehen ist.

20 9. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass die Ausnehmungen ein- oder mehrgängig sind.

10. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, dass die Manschette des dynamischen Dichtungselements (7) zur Umgebung (2) oder zum abzudichtenden Raum vorgewölbt ist.

25 11. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 10, dadurch gekennzeichnet, dass das statische Dichtungselement (6) auf seiner Außenseite (34) eine Stirn- und/oder Bodenfase (14, 15) hat.

30

12. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 11, dadurch gekennzeichnet, dass die Außenseite (34) des statischen Dichtungselements (6) gewellt ist.

- 5 13. Manschettendichtung nach Anspruch 1 bis 12, dadurch gekennzeichnet, dass die Welle (3) mit einem Geberrad (12) bzw. einem Multipolrad (11) versehen ist, welche mit einem am Gehäuse (4) angebrachten Sensor (10) zusammenwirken.

Zusammenfassung

Manschettendichtung zur Abdichtung des Spalts zwischen einem Gehäuse und einer Welle mit einem Stützkörper und daran angebrachten statischen und dynamischen Dichtungselementen, wobei die Dichtungselemente aus unterschiedlichen Werkstoffen bestehen und wobei der Stützkörper ein radial auf die Welle gerichtetes Ringteil und einen axial zur Welle verlaufenden Zylinderteil hat, wobei das dynamische Dichtungselement (7) an dem radialen Ringteil (31) des Stützkörpers befestigt ist und an der Befestigungsstelle (32) beidseitig den Ringteil (31) umfasst und dass das statische Dichtungselement (6) mit radialem Abstand (8) zum dynamischen Dichtungselement (7) an dem axialen Zylinderteil (33) des Stützkörpers (5) angeordnet ist.

15

(Fig. 1)

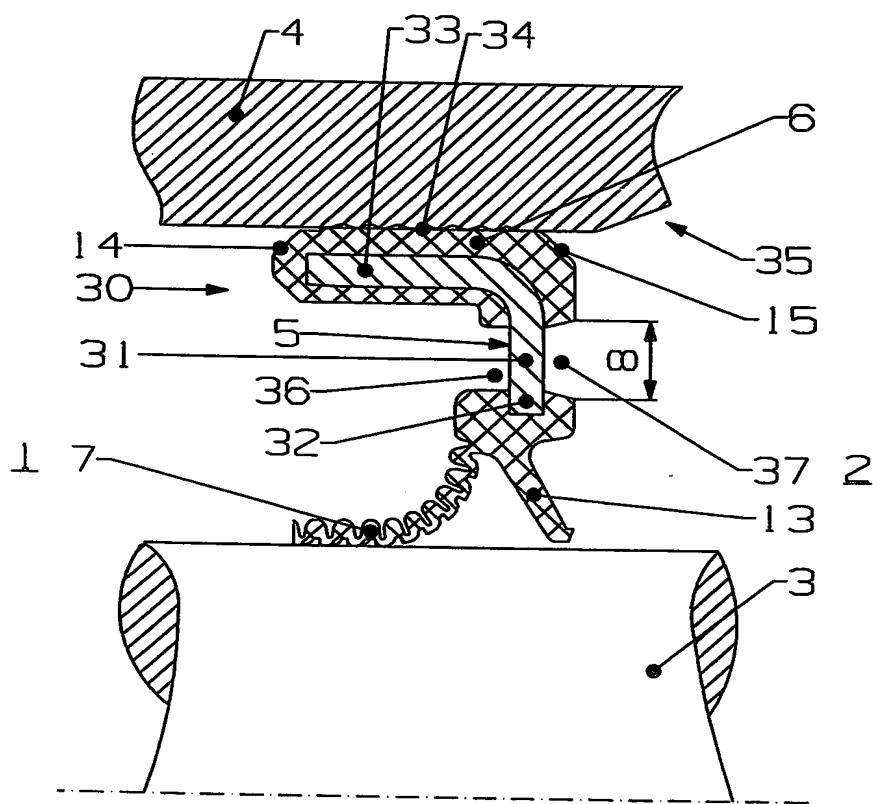


Fig. 1

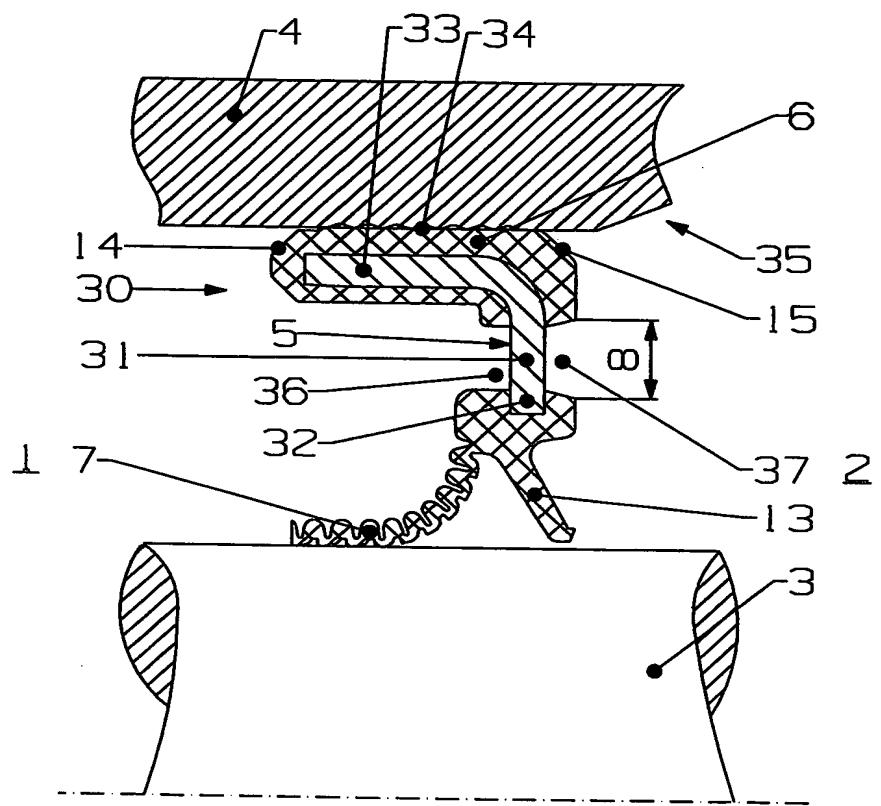


Fig. 1

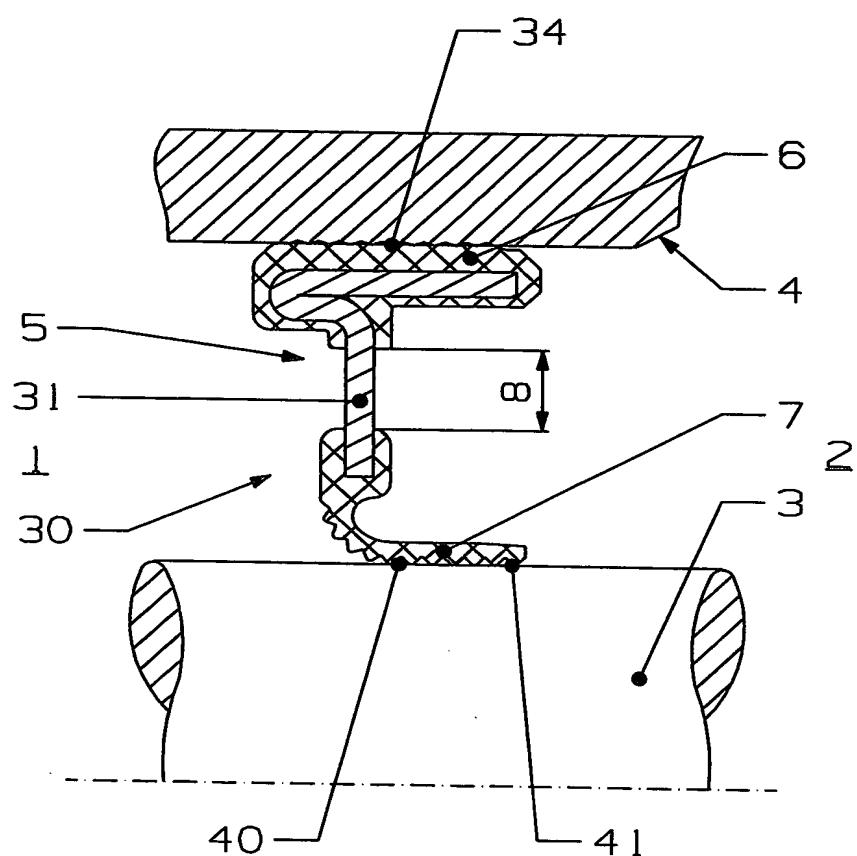
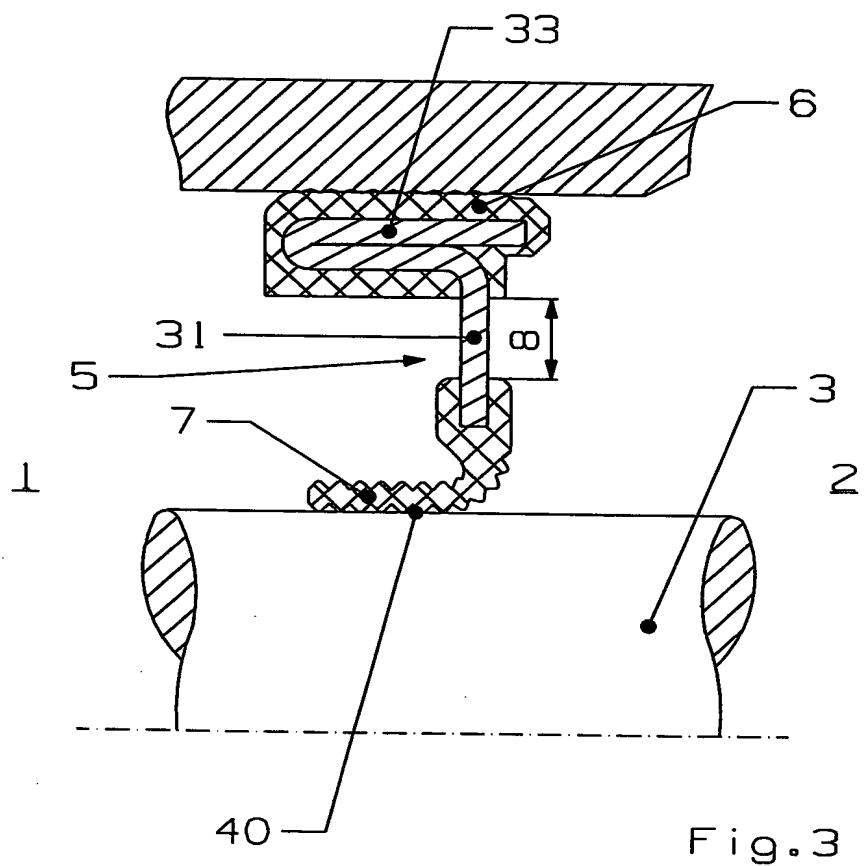


Fig. 2



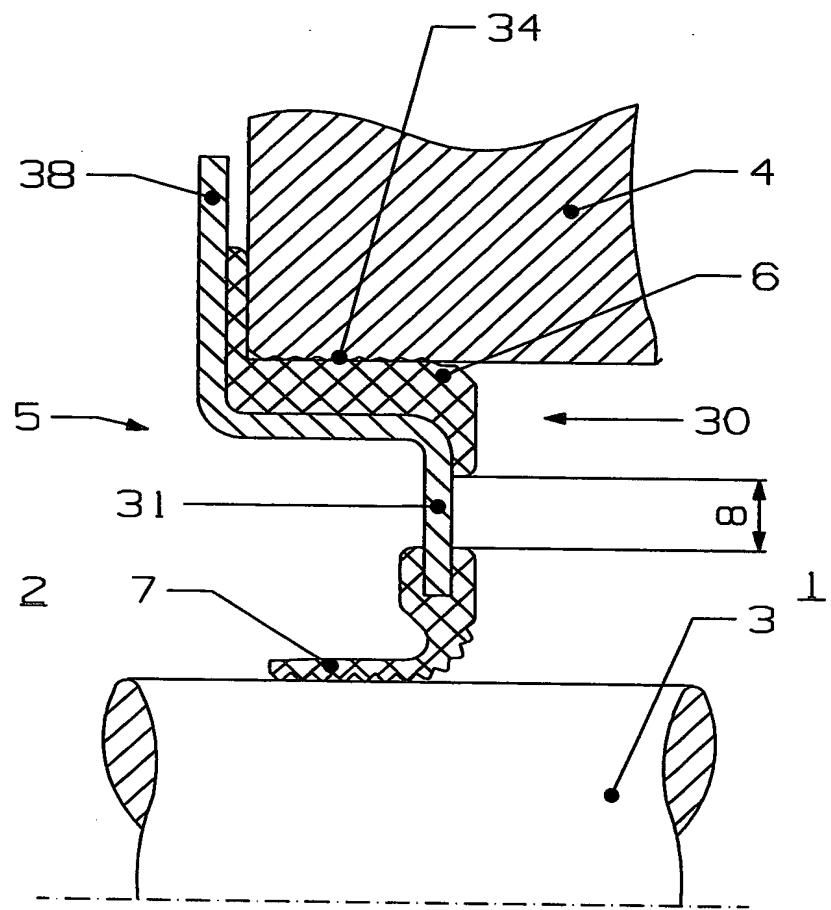


Fig. 4

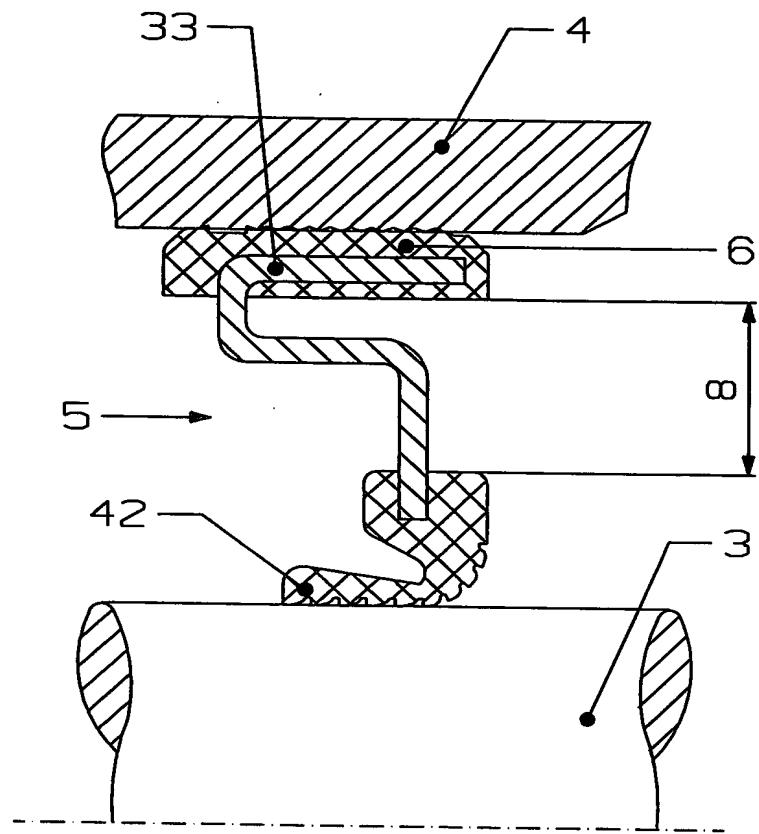


Fig.5

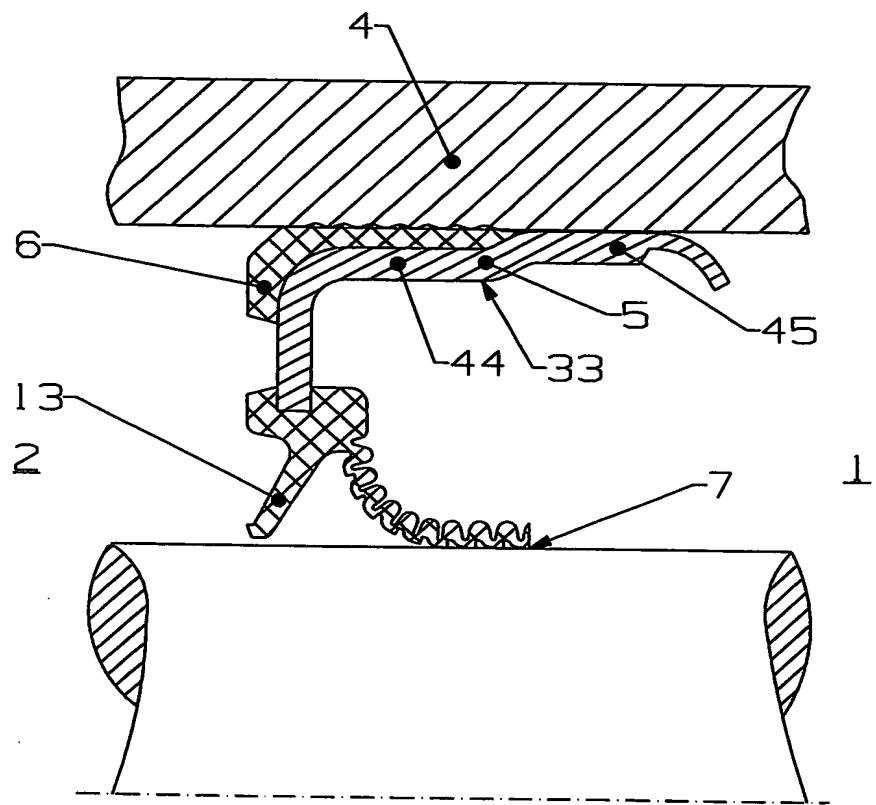


Fig. 6

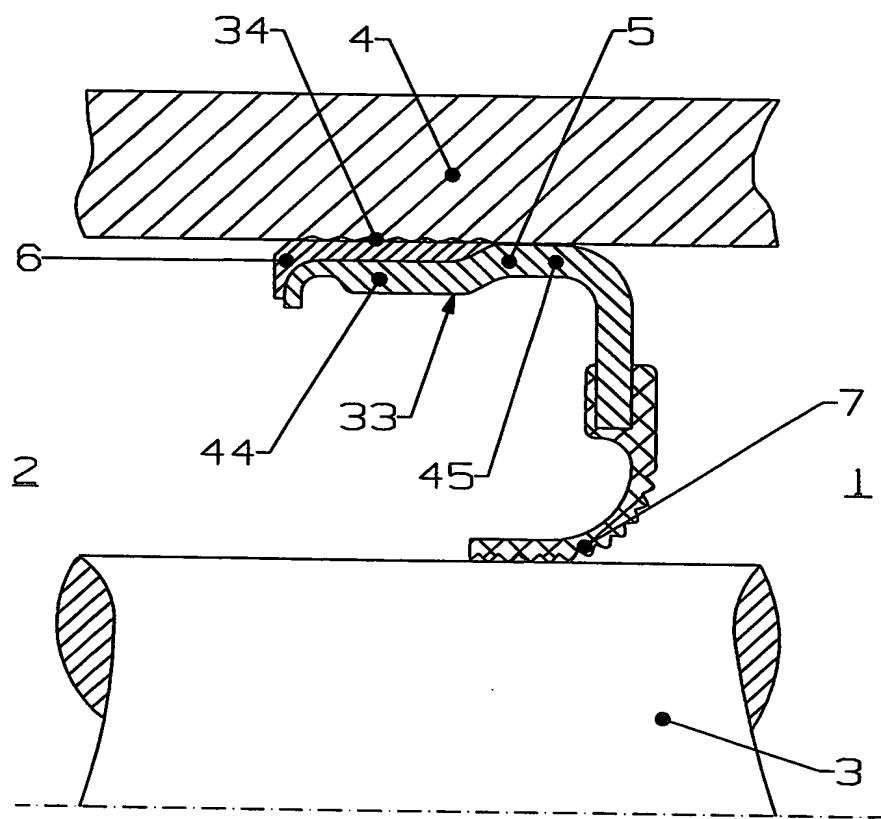


Fig. 7

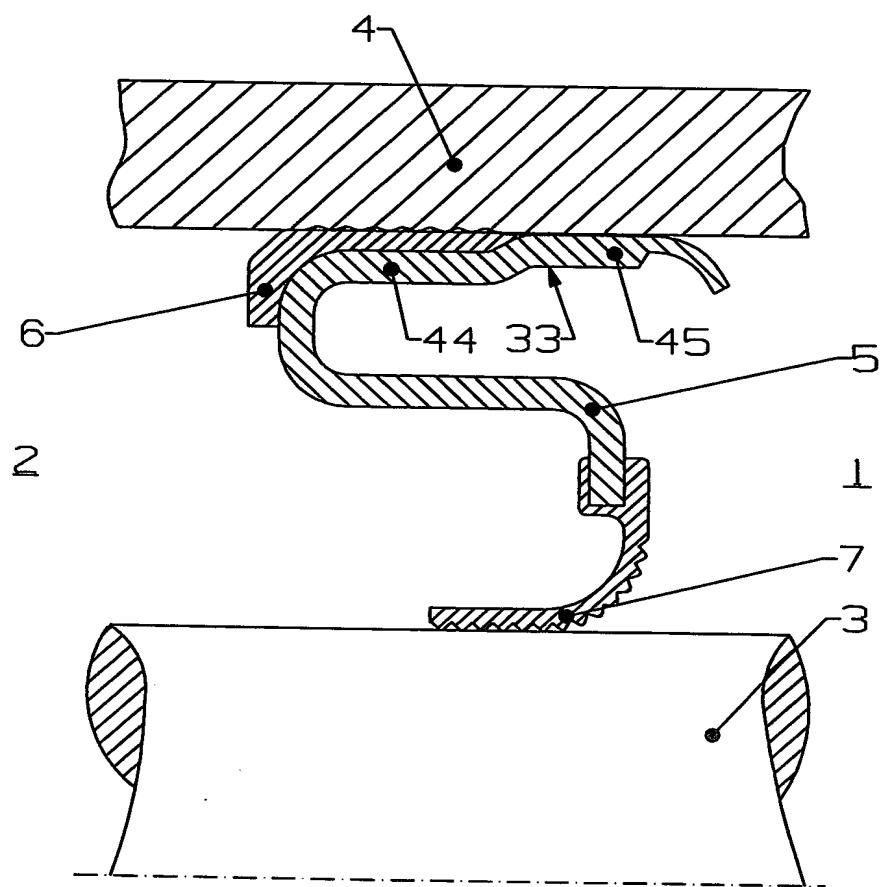


Fig.8

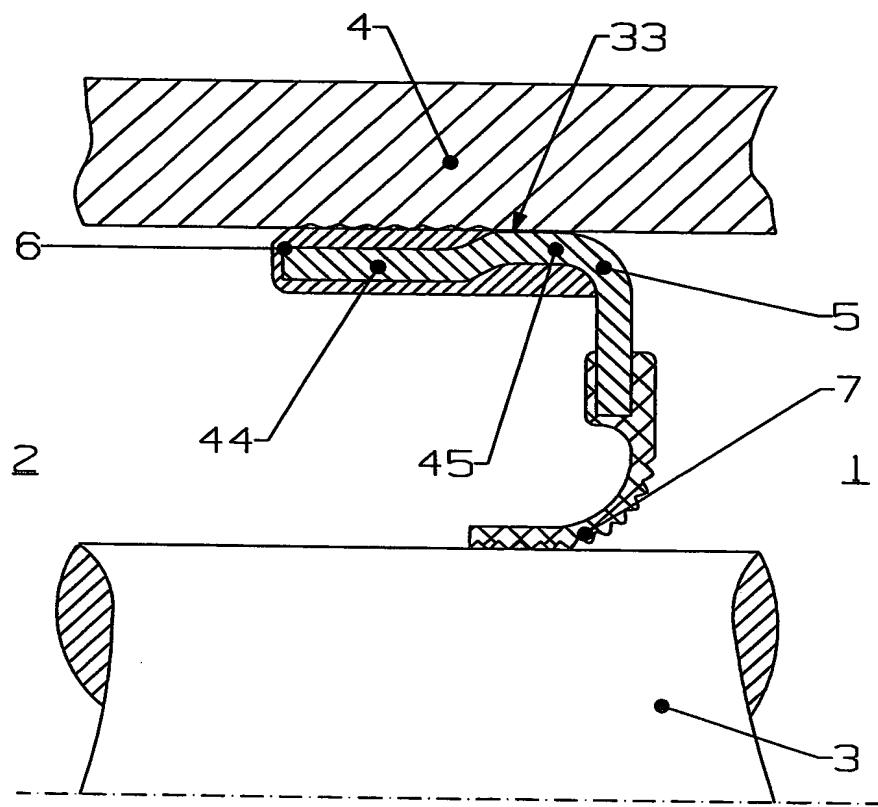


Fig. 9

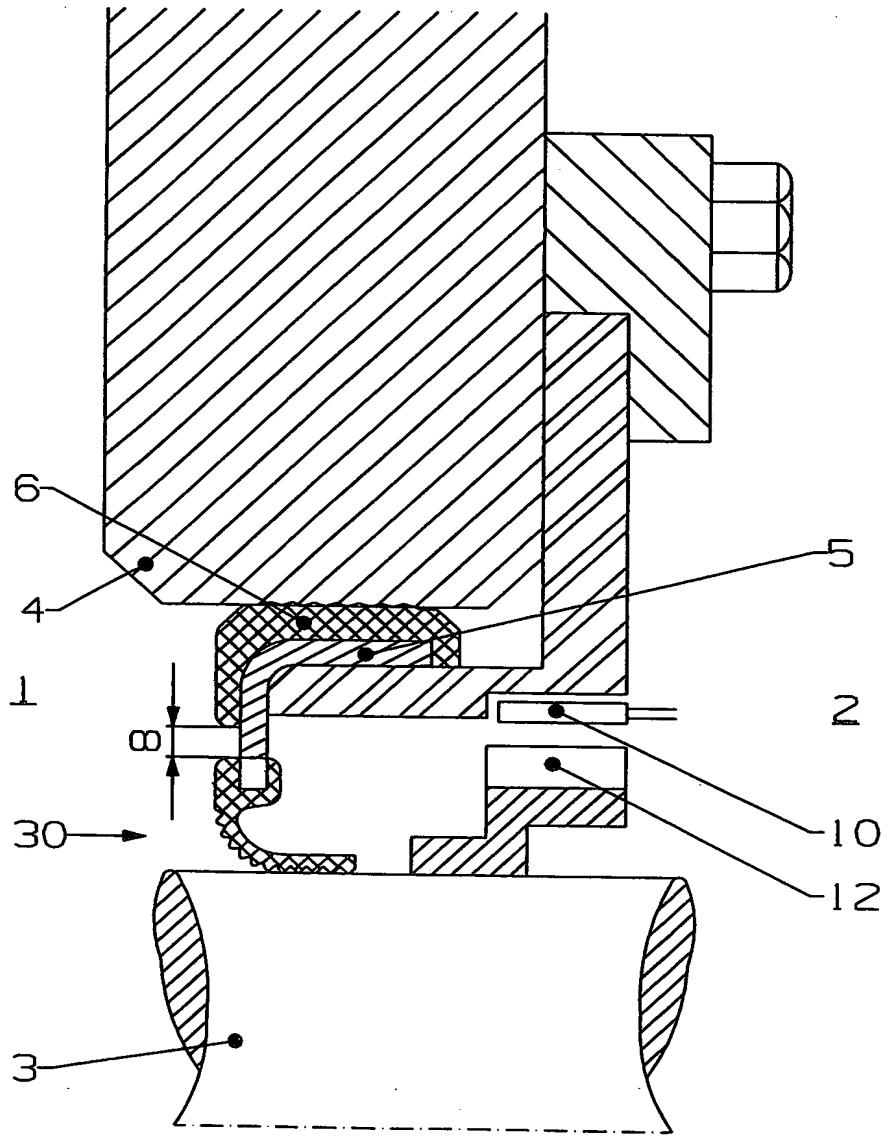


Fig. 10

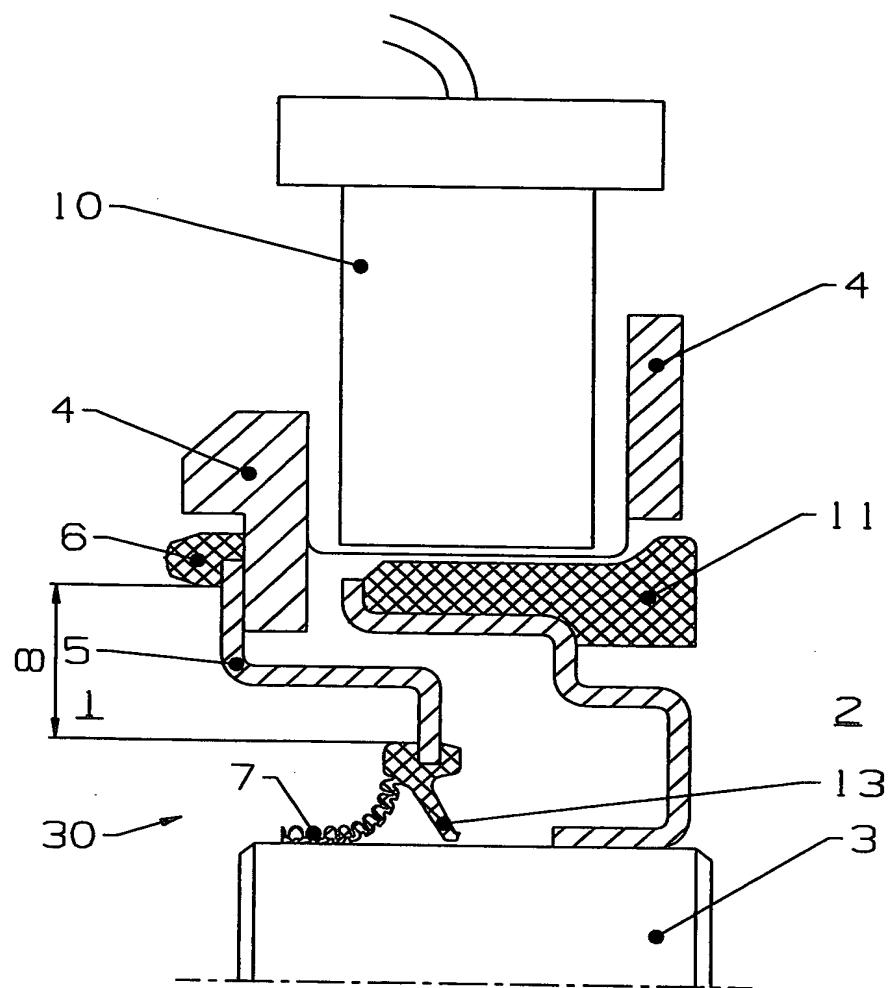


Fig. 11